⑫ 公 開 特 許 公 報 (A)

平1-132473

8309-3D

審査請求 未請求 発明の数 1 (全6頁)

69発明の名称 油圧操向装置

> 创特 願 昭62-290690

29出 願 昭62(1987)11月19日

明 者 野 砂発 石

京都府八幡市男山弓岡1 B14-204

株式会社小松製作所 の出 願 人

東京都港区赤坂2丁目3番6号

弁理士 松澤 倒代 統

1. 発明の名称

BEST AVAILABLE COPY

油圧操向装置

2. 特許請求の範囲

履帯により走行する装軌式車両の操向装置で あって、油圧モータの回転を、左及び右出力軸 に配設したギャ装置の一方には加え他方には波 らすようにして車両の操向を行なう操向装置に 於て、油圧モータの出力軸にプレーキ装置を配 設したことを特徴とする油圧操向装置。

3. 発明の詳細な説明

(産業上の利用分野)

この発明は履帯により走行する装軌式車両に おける操向装置に係り、特に油圧モータの回転 を、左右出力軸に配設したギャ装置の一方には 加え、他方には減らすようにして車両の操向を 行なう操向装置を備えたブルドーザに用いて好 適なものである。

(従来の技術)

履帯により走行する装軌式車両の操向装置に 於て、油圧モータの回転を、左右出力軸に配設 したギャ装置の一方には加え、他方には減らす ようにして車両の操向を行なう従来の操向装置 を持った車両の動力伝達説明図を第3図に示す。 図に於て原動機 a の出力は P. T. O. 装置 b に 於て油圧ポンプ c とトルクコンバーク d への 2 つの入力に分れ、トルクコンバータるからの出 力はトランスミッション 0 、小傘歯車1 、大傘 歯車g,左及び右主軸h及びh′を介して左遊 星歯車装置i及び右遊星歯車装置i′の入力と してそれぞれのリングギャi。及びi。^へ伝 達される。一方油圧ポンプ c による圧油は配管 2 を介して油圧モータmを駆動し、油圧モータ mの出力は傘歯車qにより左傘歯車r及び右傘 歯車「′を介してそれぞれ左歯車」及び右歯車 s 'を駆動する。左遊星歯車装置iのサンギャ isと1体となって回転する歯車isiは左歯車s と暗合っているので、左傘歯車ェの回転はサン

(13/4/05, EAST Version: 2.0.1.4

(2)

ギャ i 。に伝えられる。同様に右遊星歯車装置 i 'のサンギャ i 。'と1 体となって回転する 歯車 i 。'と 噌合っているので、右傘 歯車 r 'の回転はサンギャ i 。'に伝えられる。左及び右遊星歯車装置 i 及び i 'の出力は、複数個のプラネタリギャ i 。及び i 。'を れぞれ支承するブラネタリキャリャ i 。 及び i 。'と 1 体となって回転する左出力軸 j 及び 右出力軸 j 'にそれぞれ伝達され、それぞれた 立力 は 方のブレーキ装置 k 及び k '、左及 右 終 波速装置 n 及 び p 'に伝達されるように成っている。

このような操向装置を備えた車両の直進時に於ては、袖圧モータmは中立位置にあって傘歯車のは固定され、左及び右の遊星歯車装置 1 及び 1 1 2 は固定されるので、トランスミッション e の出力により、大傘歯車gを介して左右の主軸 h 及び h 2 に同一回転数で分配された駆動力は、左及び右

左及び右の終減速装置 n 及び n ′ の減速比を 共に ρ n.

(3)

傘歯車 q と左傘歯車 r 及び右傘歯車 r ′ との 鳴合いにおける波速比を共に ρ z ,

左スプロケットpのトルクをT1,

右スプロケッドp′のトルクをT_R.

左傘歯車 r のトルクを T r,

右傘歯車 г′のトルクをT・・・

とすれば,

$$T_{r} = T_{R} \times \frac{1}{a} \times \frac{a}{a+b} \times \frac{1}{a} \dots (2)$$

故に油圧モータmの出力軸のトルクT。は

$$T_{n} = \frac{1}{\rho_{z}} \quad (T \sim T_{r})$$

$$= \frac{1}{\rho_{a} \cdot \rho_{1} \cdot \rho_{2}} \times \frac{a}{a+b} \times (T_{c} \sim T_{n}) \cdots (3)$$

従ってTi=TiであればTi=0であるが、

T . ≠ T . で あ れ ば T . ≠ 0 と な り . 車 両 の 旋 回

車両の旋回時には油圧モータmを作動させて 傘歯車 gを回転すると、左及び右傘歯車「及び よっ」は互いに逆方向に回転するので、左右遊園 歯車装置 i 及び i 'のサンギャ i 。及び i 。'は 互いに逆方向に回転し、左右遊屋歯車装置 i 及び i 'な なるの作用をするので 左右出力軸 j 及び j 'の回転数は上配直進時に た右出力軸 j 及び j 'の回転数は上配直進時に 上し一方は増速し他方は減速して車両は旋回するものである。

(発明が解決しようとする問題点)

上記第3図で示した油圧操向装置における問題点を説明するため次のように記号を定める。

サンギャ1,及び1,1の歯数を共に a.

リングギヤi R及びi R′の歯数を共にb.

左歯車 s と歯車 i 。」との嚙合い及び右歯車 s 'と歯車 i 。」'との嚙合いにおける減速比を共に

だけを考えれば装軌式車両の片側の履帯には車両重量をWとするとき0.45W程度のけん引力があれば良いので上記(3)式の(T₁~T_n)は0.45Wに相当するトルクであって、このときの油圧モータの容量は、(3)式の(T₁~T_n)を0.45Wに相当するトルクとして算出したモータ出力軸トルクに対応するものであれば良い。しかかびルドーザなどにおいて転石起し作業ながある作業に大きい負荷が加わる作業に於ては、片側の履帯のみに車両重量Wの1.4倍程度のけん引力を必要とし、(3)式の(T₁~T_n)は1.4Wに相当するトルクになって油圧モータの容量は旋回時に必要な容量に比して、1.4/0.45≒約3倍の容量が必要であるという大きい問題点がある。

(問題点を解決するための手段及び作用)

この発明は上記の点に悩みなされたものであって、油圧モータの出力軸にメカニカルブレーキを装着し、転石起し作業など片側の履帯のみに大けん引力が発生して油圧モータ出力軸が大

(6)

トルクの負担を必要とするときはメカニカルブレーキを操作してモータ出力軸が負担することにルクを核メカニカルブレーキで負担することにより、油圧モータの容量は車両の旋回に必要な程度に押えることができるようにしたものである。

(実施例)

つぎにこの発明の実施例を図面に基づいて説明する。

第1 図において上に説明した第3 図のもののといて上に説明した第3 図のもののおののもののでは同一の符号を用からものには同一のターの出いまする。油圧モーターの1 部13 に近け、中年円板11を固を見えたプレーキ部材12を異えたプレーキを設け、この車両が転石起いが発生して必要でしたが、大トルクの負担を立て、地で、大トルクの負担をであることには、プレーキ装置10を提出というととには、プレーキ装置10を提出というには、プレーキ装置10を提出というには、プレーキ装置10を提出というには、プレーキなりには、プレーキないに、(11 の回転を制動することには、当時によりには、「11 の回転を制動することには、11 の回転を制動することには、11 の回転を制動することには、11 の回転を制動することには、11 の回転を制動することには、11 でに、11 では、11 でに、11 では、11 では

とと同様であるので説明は省略する。そしてこの第2図(a)の実施例におけるブレーキ装置10の作用は第1図の実施例におけるブレーキ装置10と同様であるので詳しい説明は省略する。

第2図(b)は更に別の実施例であって、第1図 のものと同じ作用をするものには同一の符号を 用いて詳しい説明は省略する。トランスミッシ ョン e か ら の 出 力 は 小 傘 歯 車 31 を 介 し て 大 傘 歯 車32へ伝えられ、この回転は大傘歯車32に固着 された複数個の軸状のプラネタリキャリヤ30。 から、左遊星歯車装置30及び右遊星歯車装置30′ への入力となる(プラネタリキャリヤ30。 は左 及び右遊星歯車装置30及び30′に共通のプラネ タリキャリヤである)。また油圧モータmの出 力軸1に設けた傘歯車33は、左リングギャ34の 外 周 に 設 け た 左 傘 歯 車 34, 及 び 右 リ ン グ ギ ヤ 34' の外周に設けた右傘歯車341′と暗合い、左り ングギャ34の内周に設けた左内周歯車34. は左 プラネタリギャ30, と暗合い、左プラネタリギ ヤ30, はプラネタリキャリヤ30。に支承される

として計算された油圧モータmの出力軸トルクT。をブレーキ装置10で分担し、油圧モークmの容量は車両の旋回に必要な(T」~Ta)が約0.45 Wに相当するトルクとして計算した出力軸トルクT。に対応する容量のもので良くなり、従来のものの約1/3の容量の小さい油圧モータとすることが可能となるものである。

第2図(a)は別の実施例であって、第1図のものと同じ作用をするものには同一の符号を用いて詳しい説明は省略する。第1図のものと異なる点は左及び右の遊屋歯車装置20及び20′におりる歯車の配列であって、左及び右の主軸ト及びト′からの入力はそれぞれサンギャ20。及び20°′に伝達され、また左歯車sの回転はこの左歯車sと嚙合っているリングギャ20。の外側歯車20°**を介して内歯車20°**を介して内歯車20°**に伝達され、この2つの回転はプラネタリギャ20。で合成されの2つの回転はプラネタリギャ20。で合成されてカウミスタリキャリヤ20。から出力として左はつです。なりに伝達される。図の右側の、記号に、たけしたものについても上記左側についで述べたこ

と共に左サンギャ30。と 哈合っているのでブラネタリキャリヤ30。からの入力と左リングギヤ34からの回転力は左プラネタリギャ30。で合成されて左サンギャ30。から出力として左出力軸」に伝達される。図の右側の記号に、を付したものについても上記左側について述べたことと同様であるので説明は省略する。

(8)

そしてこの第2図的の実施例におけるプレーキ装置10の作用は、第1図の実施例におけるブレーキ装置10と同様であるので詳しい説明は省略する。

(発明の効果)

この発明は以上詳述したようにして成るのででは、 はいまりまでする装め式車両の操行を設めたまりをできません。 左及びはははないの一方には加え他方には置いる ではないにはからないにはからないないにはないの といい はん 引力を発生する 車両に対してこの発明を適用することに

より、適用しないものに比し油圧モータの容量を約1/3にすることができるので、車両全体の重量ならびに容積を小さくできて価格も大幅に低減することができるというすぐれた効果を奏するものである。

4. 図面の簡単な説明

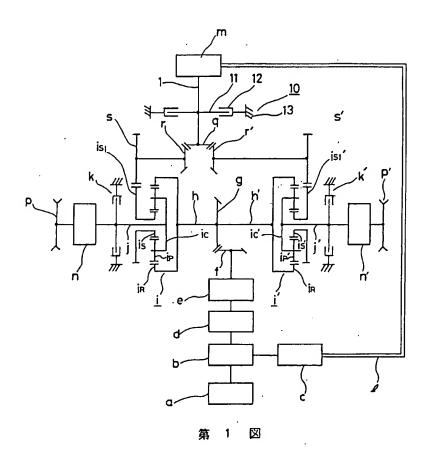
第 1 図はこの発明の一実施例の説明用図面. 第 2 図 (a) 及び (b) はそれぞれ別の実施例の説明用 図面, 第 3 図は従来技術のものである。

1 … 油圧モータ出力軸, 10 … ブレーキ装置,

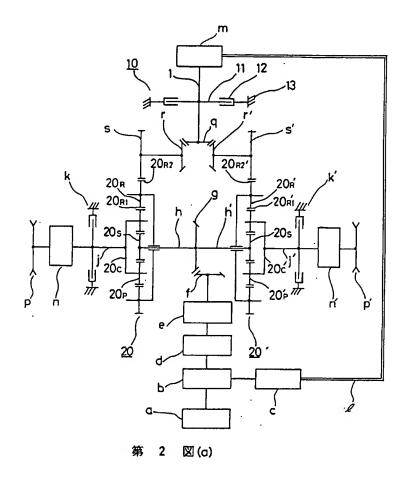
11 … プレーキ 円板 , 12 … ブレーキ 部 材。

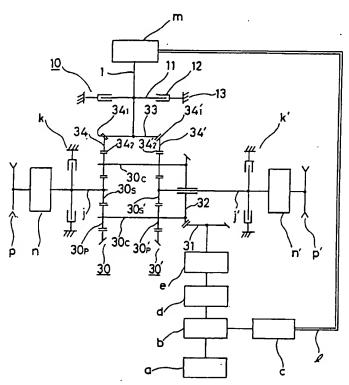
特許出願人 株式会社小松製作所 代理人 (弁理士)松 澤 統

(11)



—544—

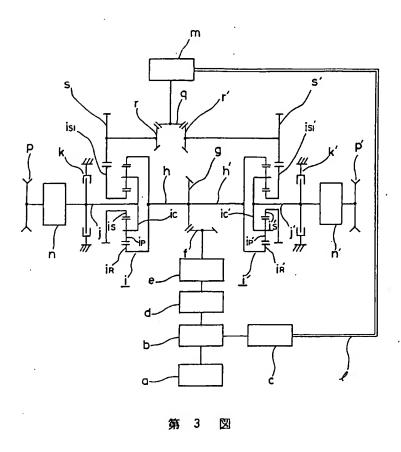




第 2 図(b)

--545--

3/4/05, EAST Version: 2.0.1.4



PAT-NO:

JP401132473A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 01132473 A

TITLE:

HYDRAULIC STEERING DEVICE

PUBN-DATE:

May 24, 1989

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

ISHINO, TSUTOMU

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

KOMATSU LTD

N/A

APPL-NO:

JP62290690

APPL-DATE:

November 19, 1987

INT-CL (IPC): B62D011/18

US-CL-CURRENT: 180/6.2

ABSTRACT:

PURPOSE: To reduce the size of a hydraulic motor by mounting a mechanical brake on the output shaft of the hydraulic motor and when a high trailing force is generated at just one track of a vehicle to apply a large torque to the output shaft, sharing this torque with the mechanical brake to bear.

CONSTITUTION: The output from a prime mover (a) is transmitted separately to a hydraulic pump (c) and a torque converter (d) by a PTO device (b). The output from the torque converter (d) is transmitted to a transmission (e) and so on while the output from the hydraulic pump (c) is transmitted to a hydraulic motor (m) and so on. In such constitution, a brake disc 11 is firmly attached to the output shaft 1 of the hydraulic motor (m) and a braking device 10 having a braking member 12 is mounted on a part 13 of a vehicle. When the output shaft 1 is required to bear a high torque because large trailing force is generated at just one track of the vehicle, the revolution of the brake disc 11 is braked. Thus the torque of the output shaft 1 may be shared with the braking device 10.

COPYRIGHT: (C)1989,JPO&Japio

This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

☐ BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
☐ FADED TEXT OR DRAWING
BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
☐ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
☐ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
·

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

☐ OTHER:

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.